This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problems Mailbox.

CLIPPEDIMAGE= JP410258694A

PAT-NO: JP410258694A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 10258694 A

TITLE: COLLISION LOAD ABSORPTION AND BLOCKING DEVICE OF

UNIVERSAL JOINT SHAFT FOR STEERING SYSTEM

PUBN-DATE: September 29, 1998

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

KIM, JI-YEOL

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

N/A

MANDO MACH CO LTD

APPL-NO: JP09333150

APPL-DATE: December 3, 1997

INT-CL (IPC): B60R021/05;B60R021/02 ;B62D007/10

ABSTRACT:

PROBLEM TO BE SOLVED: To speedily separate a collision load in the case when the collision load is applied on a universal joint shaft by fixing a first joint shaft and a second joint shaft by inserting them in the insides of both sides of a cylindrical body by forming a connecting part on an intermediate part of a connecting member.

SOLUTION: A universal joint shaft is connectively set between a steering column and a steering gear shaft. Hereby, when collisional force f1 is applied in the arrow direction on a second joint shaft 20, a rivet 40 is broken by an inclined end surface 22 of the second joint shaft 20 and an inclined

10/07/2002, EAST Version: 1.03.0007

end surface 12 of a first joint shaft 10, and a connecting member 30 connecting the first joint shaft 10 and the second joint shaft 20 to each other is also broken. At this time, the collisional force f1 and an angular moment f2 work by inclinations of inclined end surfaces 12, 22, it is rotationally released while making a specified angle in a direction of the total resultant force of f1+f2 a phenomenon of a collisional load of the second joint shaft 20 to be transmitteg to the first joint shaft 10 is prevented, and it is absobed and blocked on the way.

COPYRIGHT: (C) 1998, JPO

(33)優先権主張国 韓国(KR)

(19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号

特開平10-258694

(43)公開日 平成10年(1998)9月29日

	識別記号	FΙ		
21/05		B 6 0 R	21/05	Z
21/02			21/02	Z
7/10		B 6 2 D	7/10	
	21/05	21/05 21/02	21/05 B 6 0 R 21/02	21/05 B 6 0 R 21/05 21/02 21/02

請求項の数6 OL (全 7 頁) 審查請求 有

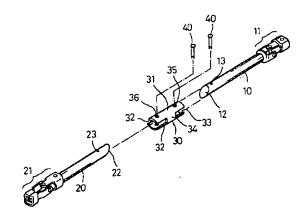
(71)出顧人 394020594 (21)出願番号 特願平9-333150 萬都機械株式会社 (22)出顧日 平成9年(1997)12月3日 大韓民国京畿道軍浦市堂洞730 (72)発明者 金 志烈 大韓民国、江原道原州市鶴城1洞三千里ア (31)優先権主張番号 1996-62827 パート104-203 (32)優先日 1996年12月7日 (74)代理人 弁理士 鈴江 武彦 (外4名)

(54) 【発明の名称】 操向システム用ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置

(57)【要約】

【課題】車輌の衝突による衝突荷重がユニバーサルジョ イント軸に加わった際、その衝突荷重を迅速に分離さ せ、十分な安全性を確保すること。

【解決手段】本発明は、外側端部に操向コラムと操向ギ ア軸との連結の為のジョイント部11,21がそれぞれ 具備され、内側端部に所定の傾斜角であって、互いに対 向される傾斜端面12,22がそれぞれ形成された第1 ジョイント軸10及び第2ジョイント軸20と、第1ジ ョイント軸10及び第2ジョイント軸20の内側端部に それぞれ結合され、その第1ジョイント軸及び第2ジョ イント軸が同一線上に置かれるように支持する連結部材 30と、連結部材30を第1ジョイント軸10及び第2 ジョイント軸20の端部に固定する固定手段40を含ん で構成したことを特徴とする。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 外側端部に操向コラムと操向ギア軸との 連結の為のジョイント部がそれぞれ具備され、内側端部 に所定の傾斜角であって、互いに対向される傾斜端面が それぞれ形成された第1ジョイント軸及び第2ジョイン ト軸と、上記第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸の 内側端部にそれぞれ結合され、その第1ジョイント軸及 び第2ジョイント軸が同一線上に置かれるように支持す る連結部材と、上記連結部材を第1ジョイント軸及び第 2ジョイント軸の端部に固定するための固定手段を含ん 10 で構成したことを特徴とする操向システム用ユニバーサ ルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置。

1

【請求項2】 上記傾斜端面の傾斜角度は45°以下で あることを特徴とする請求項1記載の操向システム用ユ ニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置。 【請求項3】 上記第1ジョイント軸及び第2ジョイン ト軸は円形棒状であり、上記連結部材は所定の長さを有 した円筒体に構成されており、その両側に長さ方向に切 欠部がそれぞれ形成されると共に、中間部に連結部が形 成され、上記円筒体の両側内部に第1ジョイント軸及び 20 第2ジョイント軸が挿入されて固定手段で固定されたこ とを特徴とする請求項1又は2に記載の操向システム用 ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装

【請求項4】 上記固定手段は、第1ジョイント軸及び 第2ジョイント軸の端部と結合される連結部材の両側に それぞれ形成されたリベット孔から、それぞれ挿入され た第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸の内側端部に 両側より貫通するように形成された通孔にそれぞれ締結 求項1乃至3のいずれか1に記載の操向システム用ユニ バーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置。

【請求項5】 上記第1ジョイント軸及び第2ジョイン ト軸は四角棒状であり、上記連結部材は、所定の長さを 有した四角管体状胴体に構成されており、その両側に長 さ方向に切欠部がそれぞれ形成されると共に、中間部に 連結部が形成され、上記四角管体状胴体の両側内部に第 1ジョイント軸及び第2ジョイント軸が挿入されて固定 手段で固定したことを特徴とする請求項1又は2に記載 の操向システム用ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重 40 ングピン(King Pin)を中心に回転運動をして、前輪の動 吸収及び遮断装置。

【請求項6】 上記固定手段は、第1ジョイント軸及び 第2ジョイント軸の端部と結合される連結部材の両側に それぞれ形成されたリベット孔から、それぞれ挿入され た第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸の内側端部に 両側に通ずるように形成された通孔にそれぞれ締結・固 定される数個のリベットであることを特徴とする請求項 5に記載の操向システム用ユニバーサルジョイント軸の 衝突荷重吸収及び遮断装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、自動車の操向シス テム(Steering System) において、操向コラム(Steerin g Column) と操向ギア軸(Steering Gear Shaft)との間 に設けられるユニバーサルジョイント軸(Universal Joi nt Shaft) の衝突荷重吸収及び遮断装置に関するもの で、特に車輌の衝突による衝突荷重に、より迅速に対応 して十分な安全性を確保し、部品の加工による作業上の 難点を排除し、加工精密度を下げて、全体的の生産性向 上に寄与し得るようにした、操向システム用ユニバーサ ルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置に関するも のである。

[0002]

【従来の技術】一般的に自動車の操向システムは、自動 車の進行方向を任意に変更する為の装置であって、大き くは、操作機具、ギア機具及びリンク機具より構成され る。

【0003】上記操作機具は、運転者が直接操向ホイー ル(Steering Wheel)を操作して、操作力を操向ギアとリ ンクに転達する部分であり、操向ホイール、操向軸、操 向コラム等より構成されている。

【0004】上記ギア機具は、操向軸の回転を約20: 1に減速して、操作力を強くすると同時に、操作機具の 運動方向を変更して、リンク機具に転達する部分であ り、操向ギアの種類の中で、多く使用される形式として ボールナット形と、ラックピニオン形が知られている。 【0005】又、上記リンク機具は、ギア機具の作動を 前輪に転達し、左右車輌の関係位置を正しく支持する部

分にピニオンと噛み合うラック、タイロッド(Tie Rod)

・固定される数個のリベットであることを特徴とする請 30 及びナックル(Knuckle) アーム等より構成されている。 【0006】上記の如き、操向システムは、運転者が操 作機具の操向ホイールを回転させることにより、その回 転力が操向コラムにより、その操向コラムと操向ギア軸 を連結するユニバーサルジョイント軸に転達され、その ユニバーサルジョイント軸の回転力は操向ギア軸に転達 され、その部分で減速されると同時に、運動の方向が変 更され、リンク機具であるピトマンアーム、ドレグリン ク及びナックルアームを経由し、ナックルスピンドルに 転達される。ナックルスピンドルは、その動きによりキ きが変わることになる。又、左右のナックルには、ナッ クルアームを経て、タイロッド(Tie Rod) が設けられ、 一側車輌の動きを反対側の車輪に転達するように構成さ れている。

> 【0007】一方、上記の一般的な操向システムは、衝 突事故等の場合に、運転者の傷害程度を減らす為に、車 輌衝突による車体の破損の時、ユニバーサルジョイント 軸が運転者側に突出され運転者に危害を加えることを防 止すると共に、運転者が慣性でユニバーサルジョイント 50 軸に接触した時の衝撃を緩和させる為のユニバーサルジ

3

ョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置が具備されてい る。その典型的な構成例を添付図面により説明すれば、 次の通りである。

【0008】図1は、操向コラムと操向ギア軸の間に連 結設置されて、操向システムの衝突荷重吸収及び遮断機 能を行うユニバーサルジョイント軸100の一例を示し たもので、所定の長さを持つ外部軸101と、内部軸1 02に分離形成されており、上記外部軸101及び内部 軸102の外側端部には、操向コラムと操向ギア軸との 連結の為のジョイント部103、104がそれぞれ具備 10 されている。

【0009】上記内部軸102の直径は、外部軸101 の内径とほぼ一致するように加工されており、外部軸1 01と内部軸102の内側端面には、外周面を直径方向 に貫通する数個の通孔がそれぞれ形成されている。

【0010】上記のようなユニバーサルジョイント軸1 00を組立てるに当たっては、外部軸101の内部に、 内部軸102を所定の摩擦力を有するように挿入し、上 記外部軸101と内部軸102の通孔を一致させた状態 で、それぞれ通孔に射出成形により製造されたモルディ ングピン(Molding Pin)を締め結んで外部軸101に内 部軸102を固定する。

【0011】そして、このように構成される操向システ ム用ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収並びに遮 断装置は、車輌衝突により所定以上の衝突力f1が図示の 矢印の方向に加われば、外部軸101及び内部軸102 を固定しているモルディングピン105が破断されなが ら、内部軸102が外部軸101の内部に奥深く挿入 し、これによって衝突荷重が吸収及び遮断される。

【0012】より詳説すれば、車輌衝突によるモルディ ングピン105の破断で一次衝突荷重が吸収及び遮断さ れ、外部軸101の内周面と、内部軸102の外周面の 間の摩擦力により、二次衝突荷重が吸収及び遮断され

[0013]

【発明が解決しようとする課題】しかし、上記の如く従 来技術による操向システム用ユニバーサルジョイント軸 の衝突荷重吸収並びに遮断装置によれば、外部の衝突荷 重により、外部軸101の内部に内部軸102が直線移 動しながら、ユニバーサルジョイント軸100の衝突荷 重を吸収及び遮断する構造であるため、車輌の衝突によ る衝突荷重をより効果的に吸収及び遮断することができ ず、十分の安全性を確保し得ない難点がある。

【0014】又、モルディングピン105の破断荷重を 適切に調整する為に、モルディングピン105を成形す るのに掛かる射出時間をしっかりと管理すべきであるの みならず、射出圧力を精密に制御すべき等、モルディン グピン105の製造が容易でない欠点もあり、さらに は、外部軸101と内部軸102との間で適切な摩擦力 を発生させる為に、外部軸101と内部軸102との間 50 通ずるように形成された通孔にそれぞれ締結・固定され

の間隔を相当に小さく維持しなければならないことか ら、外部軸101及び内部軸102の加工精密度を高め る等、全体的に生産性を低める要因になっている。

【0015】従って、本発明の主目的は、車輌の衝突に よる衝突荷重がユニバーサルジョイント軸に加わった場 合、その衝突荷重を迅速に分離させ、衝突荷重に、より 効果的に対応することにより、十分な安全性を確保する ことができる操向システム用ユニバーサルジョイント軸 の衝突荷重吸収及び遮断装置を提供することにある。

【0016】本発明の他の目的は、モルディングピンの 使用を排除して、部品の加工による作業上の難点を解消 すると共に、ユニバーサルジョイント軸の加工精密度を 下げて、全体的に生産性の向上に大きく寄与することが できる操向システム用ユニバーサルジョイント軸の衝突 荷重吸収及び遮断装置が提供することにある。

[0017]

【課題を解決するための手段】上記した目的を達成する 為に、本発明は、外側端部に操向コラムと操向ギア軸と の連結の為の、ジョイント部がそれぞれ具備され、内側 20 端部に所定の傾斜角で互いに対向される傾斜端面がそれ ぞれ形成された第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸 と、上記第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸の内側 端部にそれぞれ結合されて、その第1ジョイント軸及び 第2ジョイント軸が同一線上に置かれるように支持する 連結部材と、上記連結部材を第1ジョイント軸及び第2 ジョイント軸の端部に固定する為の固定手段を含めて構 成したことを特徴とする操向システム用ユニバーサルジ ョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置が提供される。 【0018】上記傾斜端面の傾斜角度は、45°以下と 30 するのが好ましい。

【0019】本発明の一実施形態として、上記第1ジョ イント軸及び第2ジョイント軸は、円形棒状であり、上 記連結部材は、所定の長さを有する円筒体の両側に長さ 方向に切欠部がそれぞれ形成されると共に、中間部に連 結部が形成され、上記円筒体の両側内部に第1ジョイン ト軸及び第2ジョイント軸が挿入されて、固定手段で固 定されていることを特徴としている。

【0020】また、本発明の他の実施形態として、上記 第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸は、四角棒状で あり、上記連結部材は、所定の長さを有する四角管体状 40 の胴体の両側に長さ方向に切欠部がそれぞれ形成される と共に、中間部に連結部が形成され、上記四角管体状の 胴体の両側内部に第1ジョイント軸及び第2ジョイント 軸が挿入されて固定手段で固定されていることを特徴と している。

【0021】上記固定手段は、第1ジョイント軸及び第 2 ジョイント軸の端部に結合された連結部材の両側にそ れぞれ形成されたリベット孔にそれぞれ挿入され、第1 ジョイント軸及び第2ジョイント軸の内側端部に両側に

る数個のリベット(rivet) とするのが好ましい。 [0022]

【発明の実施の形態】以下、本発明による操向システム 用ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装 置を添付図面に示した実施形態により説明すれば、次の 通りである。

【0023】図2は、ユニバーサルジョイント軸の衝突 荷重吸収及び遮断装置の一実施形態を説明する為の分解 斜視図であり、図3は、図2に示す連結部材の構成を示 す斜視図であり、図4及び図5は、この実施形態による 10 ジョイント軸10及び第2ジョイント軸20の傾斜端面 ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置 の作用を説明する為の部分切欠断面図である。

【0024】図面に示した通り、操向システム用ユニバ ーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置は、所 定の長さを有する円形棒状の第1ジョイント軸10及び 第2ジョイント軸20と、上記第1ジョイント軸10及 び第2ジョイント軸20の内側端部にそれぞれ結合さ れ、第1ジョイント軸10及び第2ジョイント軸20を 同一線上に置かれるように支持する連結部材30と、上 記連結部材30を第1ジョイント軸10及び第2ジョイ ント軸20の端部にそれぞれ固定する為の固定手段を備 えて構成されている。

【0025】これをより詳説すると、上記第1ジョイン ト軸10及び第2ジョイント軸20の外側端部には、操 向コラムと操向ギア軸との連結の為のジョイント部1 1、21がそれぞれ具備されており、内側端部には、傾 斜端面12、22が所定の傾斜角度でそれぞれ形成され ている。

【0026】上記傾斜端面12、22は、第1ジョイン ト軸10及び第2ジョイント軸20が同一線上に置かれ 30 た状態で面接触するか、又は、一定の間隔が維持される ように、反対方向に切り取られている。

【0027】上記傾斜端面12、22の傾斜角は、第2 ジョイント軸20の直線上移動を考慮して45。以下に 形成するのが望ましい。

【0028】上記傾斜端面12、22の傾斜角を46。 以上の鋭角で形成する場合、衝突荷重による移動や破断 効果が急激に下がる。

【0029】上記連結部材30の一構成例を説明すれ ば、図2及び図3に示した通り、所定の長さを有する円 40 筒体31の両側に長さ方向に切欠部32、32がそれぞ れ形成されると共に、中間部に連結部34がそれぞれ形 成されており、円筒体31の内径は、第1ジョイント軸 10及び第2ジョイント軸20の直径より大きく形成さ れていて、円筒体31の両側内部に第1ジョイント軸1 〇及び第2ジョイント軸20が所定長さ挿入されるよう になっている。

【0030】上記連結部34の破断荷重は、傾斜端面1 2、22の傾斜角とリベット40の強度等を考慮して、 その福と厚さ及び広さを調整して実施する。

【0031】又、上記固定手段は、第1ジョイント軸1 0及び第2ジョイント軸20の端部に結合された連結部 材30の両側にそれぞれ形成されたリベット孔35、3 6にそれぞれ挿入されて、第1ジョイント軸10及び第 2ジョイント軸20の内側端部に両側に通ずるよう形成 された通孔13、23にそれぞれ締結・固定される数個 のリベット40より構成されている。

【0032】上記連結部材30のリベット孔35、36 は、適当な間隔を置いて形成されており、従って、第1 12、22の間には、所定の間隔が維持されるようにし てある。

【0033】上記の通り構成される操向システム用ユニ バーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置を組 み立てる場合には、連結部材30の外側から第1ジョイ ント軸10及び第2ジョイント軸20をそれぞれ挿入し て、連結部材30の両側リベット孔35、36と第1ジ ョイント軸10及び第2ジョイント軸20の通孔13、 23を一致させる。この時、連結部材30の両側に形成 20 されたリベット孔35、36の間隔により、第1ジョイ ント軸10及び第2ジョイント軸20は、所定の間隔に 維持される。以後、上記連結部材30の両側リベット孔 35、36にリベット40をそれぞれ締結して、図4に 示した如く、ユニバーサルジョイント軸1が組立てられ る。

【0034】上記連結部材30は、両側に切欠部32、 33を形成しない円筒形として実施することも可能であ るが、リベット40の破断と同時に破断しにくくなり、 衝突荷重の吸収及び遮断効果が極く低くなる。従って、 一時的な衝突荷重を受けた瞬間、破断が円滑になされる ように、円筒体31の両側に切欠部32、33をそれぞ れ形成して中間部34を形成した方が衝突荷重を受けた 時、破断が可能となるため望ましい構成である。

【0035】この様に構成された本発明によるユニバー サルジョイント軸1は、操向コラムと操向ギア軸の間に 連結設置されるが、図5に示した通り、車輌衝突によ り、第2ジョイント軸20に所定以上の衝突力f1が図示 されている矢印の方向に加われば、その第2ジョイント 軸20の傾斜端面22と第1ジョイント軸の傾斜端面1 2により、リベット40が破断されると共に第1ジョイ ント軸10と第2ジョイント軸20を連結する連結部材 30の連結部34が破断される。この時、傾斜端面1 2、22の傾斜角により衝突力f1と回転モーメントf2が 作用して第2ジョイント軸20がf1+f2の全合力Fの方 向に所定の角度を為しつつ、回転離脱することにより、 第2ジョイント軸20の衝突荷重が第1ジョイント軸1 〇に転達される現象を防止し、途中で吸収及び遮断され ることになる。

【0036】一方、図6及び図7は、本発明による操向 50 システム用ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及

び遮断装置の他の実施形態を示すもので、所定の長さを 有する四角棒状の第1ジョイント軸50及び第2ジョイ ント軸60と、上記第1ジョイント軸50と第2ジョイ ント軸60の内側端部にそれぞれ結合されて第1ジョイ ント軸50及び第2ジョイント軸60を同一線上に置か れるように支持する連結部材70と、上記連結部材70 を第1ジョイント軸50及び第2ジョイント軸60の端 部にそれぞれ固定する為の固定手段より構成されてい

【0037】上記第1ジョイント軸50及び第2ジョイ 10 ント軸60の外側端部には、操向コラムと操向ギア軸と の連結の為のジョイント部51、61がそれぞれ具備さ れており、内側端部には、傾斜端面52、62が所定の 傾斜角度でそれぞれ形成されている。

【0038】上記傾斜端面52、62は、上記の実施形 態と同様、第1ジョイント軸50及び第2ジョイント軸 60が同一線上に置かれている状態で面接触するか、又 は、一定の間隔が維持されるよう、反対方向に切取られ ており、上記傾斜端面52、62の傾斜角度は第2ジョ イント軸60の直線上の移動を考慮して、45°以下に 20 形成するのが望ましい。

【0039】上記連結部材70には、所定の長さを有す る四角管体状胴体71の両側に長さ方向に切欠部72、 73がそれぞれ形成されると共に、中間部に連結部74 がそれぞれ形成されており、四角管体状胴体71の内部 高さは、第1ジョイント軸50及び第2ジョイント軸6 0の厚さより大きく形成されていて、円筒胴体71の両 側内部に第1ジョイント軸50及び第2ジョイント軸6 0が所定長さ挿入されるようになっている。

【0040】又、上記固定手段は、第1ジョイント軸5 30 ○及び第2ジョイント軸60の端部に結合された連結部 材70の両側にそれぞれ形成されたリベット孔75、7 6にそれぞれ挿入されて第1ジョイント軸50及び第2 ジョイント軸60の内側端部に両側に通ずるように形成 された通孔53、63にそれぞれ締結・固定される数個 のリベット80より構成されている。

【0041】上記連結部材70のリベット孔75、76 は、適当の間隔を置いて形成されており、従って、第1 ジョイント軸50及び第2ジョイント軸60の傾斜端面 52、62の間には、所定の間隔が維持されるようにす 40 る。

【0042】この実施形態による操向システム用ユニバ ーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置は、上 記した第1の実施形態と同様、車輌衝突により第2ジョ イント軸60に所定以上の衝突力が加えれば、その第2 ジョイント軸60の傾斜端面62と第1ジョイント軸5 0の傾斜端面52によりリベット80が破断されると共 に、第1ジョイント軸50と第2ジョイント軸60を連 結する連結部材70の連結部74が破断される。この 時、傾斜断面52、62の傾斜角度により衝突力と回転 50 30;連結部材

モーメントが作用して、第2ジョイント軸60が衝突力 と回転モーメントの合力が作用する方向に所定の角度を なしつつ、回転離脱され、従って、第2ジョイント軸6 0の衝突荷重が第1ジョイント軸50に転達される現象 を防止し、途中で吸収及び遮断されることになる。

[0043]

【発明の効果】以上説明した通り、本発明による操向シ ステム用ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び 遮断装置は、外側端部に操向コラムと操向ギア軸との連 結の為のジョイント部がそれぞれ具備され、内側端部に 所定の傾斜角度で互いに対向される傾斜端面がそれぞれ 形成された第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸と、 上記第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸の内側端部 にそれぞれ結合され、その第1ジョイント軸及び第2ジ ョイント軸が同一の線上に置かれるように支持する連結 部材と、上記連結部材と第1ジョイント軸及び第2ジョ イント軸の端部に固定する為の固定手段とを含んで構成 されていることにより、車輌の衝突による衝突荷重に、 より迅速に対応して十分の安全性が確保される。また、 装置を構成する部品の加工による作業上の難点を排除 し、かつ加工精密性を下げて、全体的の生産性向上に大 きく寄与する効果がある。

【図面の簡単な説明】

【図1】従来の技術による操向システム用ユニバーサル ジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置の一例を説明 する為の部分切欠断面図である。

【図2】本発明によるユニバーサルジョイント軸の衝突 荷重吸収及び遮断装置の第1の実施形態を説明する為の 分解斜視図である。

【図3】図2に示す連結部材の構成を示す斜視図であ

【図4】第1の実施の形態の作用を説明する図であり、 衝突荷重が加わっていない状態を示す部分切欠断面図で

【図5】第1の実施の形態の作用を説明する図であり、 衝突した瞬間の衝突荷重吸収及び遮断作用を説明する為 の部分切欠断面図である。

【図6】本発明によるユニバーサルジョイント軸の衝突 荷重吸収及び遮断装置の第2の実施形態を説明する為の 分解斜視図である。

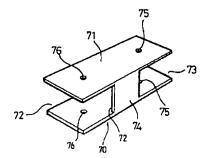
【図7】図6に示す連結部材の構成を示す斜視図であ

【符号の説明】

1:ユニバーサルジョイント軸 10;第1ジョ イント軸 11、21;ジョイント部 12、22;傾 斜端面 13、23;通孔 20:第2ジョ イント軸

31;円筒胴体

【図7】





MACHINE-ASSISTED TRANSLATION (MAT):

(19)【発行国】

日本国特許庁(JP)

(19)[ISSUING COUNTRY]

Japan Patent Office (JP)

(12)【公報種別】

公開特許公報 (A)

patent APPLICATION Laid-open (Kokai)

NUMBER (A)

(11)【公開番号】

特開平10-258694

(11)[UNEXAMINED PATENT NUMBER]

Unexamined-Japanese-Patent No. 10-258694

(43)【公開日】

平成 1 0年 (1 9 9 8) 9月 2 Heisei 10 (1998) September 29 9日

(43)[DATE OF FIRST PUBLICATION]

(54)【発明の名称】

操向システム用ユニバーサルジ ョイント軸の衝突荷重吸収及び 遮断装置

(54)[TITLE]

Collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems

(51)【国際特許分類第6版】

B60R 21/05 21/02 B62D 7/10 (51)[IPC]

B60R21/05 B62D 7/10 21/02

Ζ Z

[FI]

B60R 21/05 21/02 [FI]

B60R21/05 Ζ

21/02

B62D 7/10

【審査請求】 有 [EXAMINATION REQUESTED] REQUESTED

B62D 7/10

【請求項の数】 6 [NUMBER OF CLAIMS] 6

【出願形態】 ΟL [Application form] OL

【全頁数】 7 [NUMBER OF PAGES] 7

(21)【出願番号】

特願平9-333150

(21)[APPLICATION NUMBER]

Japanese Patent Application No. 9-333150



(22)【出願日】

(22)[DATE OF FILING]

平成 9 年 (1 9 9 7) 1 2 月 3 Heisei 9 (1997) December 3

(31)【優先権主張番号】 1996 - 62827

(31)[PRIORITY FILING NUMBER]

1996-62827

(32)【優先日】

(32)[DATE

OF EARLIEST **CLAIMED**

1996年12月7日

PRIORITY]

December 7, 1996

(33)【優先権主張国】

(33)[COUNTRY OF EARLIEST PRIORITY]

South Korea (KR)

韓国(KR)

(71)【出願人】

(71)[PATENTEE/ASSIGNEE]

【識別番号】

[ID CODE]

3 9 4 0 2 0 5 9 4

394020594

【氏名又は名称】

萬都機械株式会社

Mando Machinery Corp.

【住所又は居所】

[ADDRESS]

大韓民国京畿道軍浦市堂洞73

0

(72)[INVENTOR]

【氏名】 金 志烈 Kim Ji-Yeol

【住所又は居所】

(72)【発明者】

[ADDRESS]

大韓民国、江原道原州市鶴城1 洞三千里アパート104-20

(74)【代理人】

(74)[PATENT AGENT]

【弁理士】

[PATENT ATTORNEY]

【氏名又は名称】



鈴江 武彦 (外4名)

Takehiko Suzue (et al.)

(57)【要約】

(57)[SUMMARY]

【課題】

車輌の衝突による衝突荷重がユニバーサルジョイント軸に加わった際、その衝突荷重を迅速に 分離させ、十分な安全性を確保すること。

【解決手段】

本発明は、外側端部に操向コラ ムと操向ギア軸との連結の為の ジョイント部11,21がそれ ぞれ具備され、内側端部に所定 の傾斜角であって、互いに対向 される傾斜端面12,22がそ れぞれ形成された第1ジョイン ト軸10及び第2ジョイント軸 20と、第1ジョイント軸10 及び第2ジョイント軸20の内 側端部にそれぞれ結合され、そ の第1ジョイント軸及び第2ジ ョイント軸が同一線上に置かれ るように支持する連結部材30 と、連結部材30を第1ジョイ ント軸10及び第2ジョイント 軸20の端部に固定する固定手 段40を含んで構成したことを 特徴とする。

[SUBJECT]

When the collision load by collision of a vehicle joins a universal-joint shaft, the collision load is separated rapidly.

Ensure sufficient safety.

[SOLUTION]

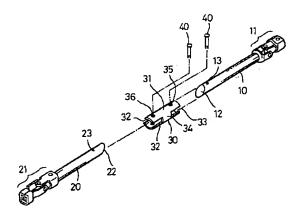
This invention, the joint parts 11 and 21 for a connection with the steering column and the steering gear shaft comprise at the outer-side edge part, respectively.

It is an inclination angle predetermined at the inside edge part.

Comprising: The 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20 with which the inclination end faces 12 and 22 which can oppose mutually were formed, respectively, the connection member 30 which connects to inside edge part of the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20, respectively, and is supported so that the 1st joint shaft and a 2nd joint shaft may be put on the same line, and fixing means 40 which fix the connection member 30 to the edge part of the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20. It constructed including these.

The above-mentioned characterizes it.





【特許請求の範囲】

【請求項1】 外側端部に操向コラムと操向ギ ア軸との連結の為のジョイント 部がそれぞれ具備され、内側端 部に所定の傾斜角であって、互 いに対向される傾斜端面がそれ ぞれ形成された第1ジョイント 軸及び第2ジョイント軸と、上 記第1ジョイント軸及び第2ジ ョイント軸の内側端部にそれぞ れ結合され、その第1ジョイン ト軸及び第2ジョイント軸が同 一線上に置かれるように支持す る連結部材と、上記連結部材を 第1ジョイント軸及び第2ジョ イント軸の端部に固定するため の固定手段を含んで構成したこ とを特徴とする操向システム用 ユニバーサルジョイント軸の衝 突荷重吸収及び遮断装置。

【請求項2】

上記傾斜端面の傾斜角度は45°以下であることを特徴とする請求項1記載の操向システム 用ユニバーサルジョイント軸の 衝突荷重吸収及び遮断装置。

[CLAIMS]

[CLAIM 1]

The joint part for a connection with the steering column and the steering gear shaft comprises at the outer-side edge part, respectively, and it is an inclination angle predetermined at the inside edge part.

Comprising: The 1st joint shaft and 2nd joint shaft with which the inclination end face which can oppose mutually was formed, respectively, the connection member which connects to the inside edge part of a said 1st joint shaft and a 2nd joint shaft, respectively, and is supported so that the 1st joint shaft and a 2nd joint shaft may be put on the same line, and fixing means for fixing said connection member to the edge part of a 1st joint shaft and a 2nd joint shaft.

It constructed including these.

The collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems which are characterized by the above-mentioned.

[CLAIM 2]

The inclination-angle of said inclination end face is 45 degrees or less.

The impact load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems of Claim 1 which are characterized by



the above-mentioned.

【請求項3】

【請求項4】

【請求項5】

上記第1ジョイント軸及び第2 ジョイント軸は四角棒状であり、上記連結部材は、所定の長 さを有した四角管体状胴体に構成されており、その両側に長さ 方向に切欠部がそれぞれ形成されると共に、中間部に連結部が

[CLAIM 3]

A said 1st joint shaft and a 2nd joint shaft are circular cylindrical.

Said connection member is constructed in the cylindrical object with predetermined length, a connection part is formed at an intermediate part while a notch part is formed at the both sides in the length direction, respectively, the 1st joint shaft and the 2nd joint shaft were inserted in the inside of the both sides of said cylindrical object, and it was fixed by fixing means.

The collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems of Claim 1 or 2 which are characterized by the above-mentioned.

[CLAIM 4]

Said fixing means are some rivets fastened * fixed respectively by the through-hole formed so that it might penetrate from both sides at the inside edge part of the 1st joint shaft and 2nd joint shaft which were inserted respectively, from the rivet hole formed at the both sides of the connection member which body with edge part of a 1st joint shaft and a 2nd joint shaft, respectively.

The collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems of any 1 of claim 1 to 3 which are characterized by the above-mentioned.

[CLAIM 5]

A said 1st joint shaft and a 2nd joint shaft are square bars-like.

Said connection member is constructed in the square tubular-body-like body with predetermined length, a connection part is formed at an intermediate part while a notch part is formed at the both sides in the length direction, respectively, the 1st joint shaft and the



形成され、上記四角管体状胴体 の両側内部に第1ジョイント軸 及び第2ジョイント軸が挿入さ れて固定手段で固定したことを 特徴とする請求項1又は2に記 載の操向システム用ユニバーサ ルジョイント軸の衝突荷重吸収 及び遮断装置。

2nd joint shaft were inserted in the inside of the both sides of said square tubular-body-like body, and it fixed by fixing means.

The collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems of Claim 1 or 2 which are characterized by the above-mentioned.

【請求項6】

[CLAIM 6]

Said fixing means are some rivets fastened * fixed by the through-hole formed so that it might pass to both sides at the inside edge part of the 1st joint shaft inserted, respectively and a 2nd joint shaft from the rivet hole formed to the edge part of a 1st joint shaft and a 2nd joint shaft, and the both sides of the connection member connected, respectively, respectively.

The collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems of Claim 5 which are characterized by the above-mentioned.

【発明の詳細な説明】

[DETAILED DESCRIPTION OF INVENTION]

[0001]

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、自動車の操向システム(Steering System) において、操向コラム(Steering Column) と操向ギア軸(Steering Gear Shaft)との間に設けられるユニバーサルジョイント軸(Universal Joint Shaft)の衝突荷重吸収及び遮断装置に関するもので、特に車輌の衝突による衝突荷重に、より迅速に対応して十分な安全性を確保し、部品

[TECHNICAL FIELD]

This invention relates to the collision load absorption and the interrupting device of a universal-joint shaft (Universal Joint Shaft) which are provided between the steering column (Steering Column) and the steering gear shaft (Steering Gear Shaft) in the steering system (Steering System) of a motor vehicle. It corresponds to the collision load especially by collision of a vehicle more rapidly, and sufficient safety is ensured, the difficulty on operation in the process of components is eliminated, a process precision is lowered, and it enabled it to contribute on an entire production disposition.



の加工による作業上の難点を排除し、加工精密度を下げて、全体的の生産性向上に寄与し得るようにした、操向システム用ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮断装置に関するものである。

の加工による作業上の難点を排 It is related with collision load absorption and 除し、加工精密度を下げて、全 the interrupting device of said universal-joint 体的の生産性向上に客与し得る shaft for steering systems.

[0002]

[0002]

【従来の技術】

一般的に自動車の操向システム は、自動車の進行方向を任意に 変更する為の装置であって、大 きくは、操作機具、ギア機具及 びリンク機具より構成される。

[0003]

上記操作機具は、運転者が直接 操向ホイール(Steering Wheel) を操作して、操作力を操向ギア とリンクに転達する部分であ り、操向ホイール、操向軸、操 向コラム等より構成されてい る。

[0004]

上記ギア機具は、操向軸の回転を約20:1に減速して、操作力を強くすると同時に、操作機具の運動方向を変更して、リンク機具に転達する部分であり、操向ギアの種類の中で、多く使用される形式としてボールナット形と、ラックピニオン形が知られている。

[0005]

又、上記リンク機具は、ギア機 具の作動を前輪に転達し、左右 車輌の関係位置を正しく支持す

[PRIOR ART]

The steering system of a motor vehicle is an apparatus for altering the running direction of a motor vehicle arbitrarily generally.

Comprising: It constructs from the operation equipment, a gear equipment, and a link equipment roughly.

[0003]

Said operation equipment is a part which an operator operates the steering wheel (Steering Wheel) directly, and transmits an operating force to the steering gear and a link.

It constructs from the steering wheel, the steering shaft, the steering column, etc.

[0004]

Said gear equipment is a part which alters the movement direction of the operation equipment and is transmitted to a link equipment at the same time it decelerates rotation of the steering shaft to about 20:1 and it strengthens an operating force.

In the kind of steering gear, ball nut type and a rack-and-pinion form are known as a format used often.

[0005]

Moreover, said link equipment transmits an action of a gear equipment to a front wheel, and is constructed from a rack, a tie rod (Tie Rod), a knuckle (Knuckle) arm, etc. which engage with



る部分にピニオンと噛み合うラック、タイロッド(Tie Rod)及びナックル(Knuckle) アーム等より構成されている。

a pinion into the part which supports the related position of a right-and-left vehicle correctly.

[0006]

上記の如き、操向システムは、 運転者が操作機具の操向ホイー ルを回転させることにより、そ の回転力が操向コラムにより、 その操向コラムと操向ギア軸を 連結するユニバーサルジョイン ト軸に転達され、そのユニバー サルジョイント軸の回転力は操 向ギア軸に転達され、その部分 で減速されると同時に、運動の 方向が変更され、リンク機具で あるピトマンアーム、ドレグリ ンク及びナックルアームを経由 し、ナックルスピンドルに転達 される。ナックルスピンドルは、 その動きによりキングピン (King Pin)を中心に回転運動を して、前輪の動きが変わること になる。又、左右のナックルに は、ナックルアームを経て、タ イロッド(Tie Rod) が設けら れ、一側車輌の動きを反対側の 車輪に転達するように構成され ている。

[0007]

一方、上記の一般的な操向システムは、衝突事故等の場合に、運転者の傷害程度を減ら破場に、車輌衝突による車体の破損の時、ユニバーサルジョイント軸が運転者側に突出され運転者にた運転者が慣性でユニバーサルジョイント軸に接触した時の衝撃を緩和させる為のユニ

[0006]

The above steering systems, when an operator rotates the steering wheel of the operation equipment, the turning effort is transmitted to the universal-joint shaft which connects the steering column and the steering gear shaft by the steering column, the turning effort of the universal-joint shaft is transmitted to the steering gear shaft, the direction of an movement is altered at the same time it decelerates in the part, the pitman arm, drag link, and steering knuckle arm which are a link equipment are gone through, and it transmits to a knuckle spindle.

A knuckle spindle rotates a king pin (King Pin) in a center by the motion.

A motion of a front wheel will change.

Moreover, passing through the steering knuckle arm, a tie rod (Tie Rod) is provided at a knuckle on either side, and it constructs so that a motion of 1 side vehicle may be transmitted to the wheel of a reverse side.

[0007]

On the other hand, said general steering system, in order to reduce an operator's injury grade in case of a collision etc., while a universal-joint shaft projects to the operator side and prevents from inflicting an injury on an operator at the time of failure of the vehicle body by vehicle collision, a shock when an operator contacts a universal-joint shaft by inertia is relieved.

Collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for it

[0008]



バーサルジョイント軸の衝突荷 重吸収及び遮断装置が具備され ている。その典型的な構成例を 添付図面により説明すれば、次 の通りである。

図1は、操向コラムと操向ギア 軸の間に連結設置されて、操の が機能を行うユニバー例を示しるので、からで、内での長さを行った。 もので、内での長さを行った。 もので、内部は102にかり、上記外外的 能形成されておりは、上記外外外的 は、投び内部軸102の外的 は、操向コラムと操う が表している。 は、でいる。 は、でいる。

[0009]

上記内部軸102の直径は、外部軸101の内径とほぼ一致するように加工されており、外部軸101と内部軸102の内側端面には、外周面を直径方向に貫通する数個の通孔がそれぞれ形成されている。

[0010]

It will be as follows if an accompanying drawing explains the typical example of a structure.

[8000]

comprise.

FIG. 1 is what showed an example of the universal-joint shaft 100 which connection installation is carried out between the steering column and the steering gear shaft, and performs collision load absorption and the interruption function of a steering system.

The separation formation is carried out at the external shaft 101 with predetermined length, and the internal shaft 102, in the outer-side edge part of said external shaft 101 and the internal shaft 102, the joint part 103,104 for a connection with the steering column and the steering gear shaft comprises, respectively.

[0009]

The diameter of said internal shaft 102 is processed so that it may be substantially in agreement with the internal diameter of the external shaft 101, some through-holes which penetrate a peripheral surface in the diameter direction are formed to the inside end face of the external shaft 101 and the internal shaft 102, respectively.

[0010]

When assembling the above universal-joint shafts 100, the internal shaft 102 is inserted in the inside of the external shaft 101 so that it may have predetermined frictional force, the molding pin (Molding Pin) manufactured by injection_molding is fastened and connected with the state which made in agreement the through-hole of said external shaft 101 and internal shaft 102 to a through-hole, respectively, and the internal shaft 102 is fixed to the external shaft 101.



定する。

[0011]

そして、このように構成される 操向システム用ユニバーサ収並び までは、東輌衝重突に遮断装置は、東輌衝衝突に遮断装置は、東輌衝衝突に 所定以上の衝突かれば、外間の 101及び内部軸102ピン10 101の大力によって 101の大力によった。 101の大力によった 101の大力によった。 101の大力によった。

[0012]

より詳説すれば、車輌衝突によるモルディングピン105の破断で一次衝突荷重が吸収及び遮断され、外部軸101の内周面と、内部軸102の外周面の間の摩擦力により、二次衝突荷重が吸収及び遮断される。

[0013]

【発明が解決しようとする課 題】

しかし、上記の如く従来技術による操向システム用ユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸外部がに遮断装置によれば、外部前により、外部前に内部に内部軸102が画がありまがら、ユニバーサル重を動しながら、ユニバーサル重をある構造である構造である構造である構造である構造である構造である情報といりが表して、東極の大力を表して、上記の対象が変更がある。

[0011]

And the collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems which are constructed in this way, if the impact force f1 more than predetermined is added in the direction of the arrow head of diagram by vehicle collision, while molding pin 105 which is fixing the external shaft 101 and the internal shaft 102 is fractured, the internal shaft 102 will insert in the inside of the external shaft 101 deep, and a collision load will be absorbed and interrupted by this.

[0012]

If it explains in full detail more, a primary collision load will be absorbed and interrupted by breakage of molding pin 105 by vehicle collision.

A secondary collision load is absorbed and interrupted by the frictional force between the inner peripheral face of the external shaft 101, and the peripheral surface of the internal shaft 102.

[0013]

[PROBLEM ADDRESSED]

However, according to collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems by a PRIOR ART as mentioned above, since it is the structure which absorbs and interrupts the collision load of the universal-joint shaft 100 by an external collision load while the internal shaft 102 carries out linear motion to the inside of the external shaft 101.

The collision load by collision of a vehicle cannot be absorbed and interrupted more effectively.

There is a difficulty which cannot ensure sufficient safety.



ることができず、十分の安全性 を確保し得ない難点がある。

[0014]

又、モルディングピン105の 破断荷重を適切に調整する為 に、モルディングピン105を 成形するのに掛かる射出時間を しっかりと管理すべきであるの みならず、射出圧力を精密に制 御すべき等、モルディングピン 105の製造が容易でない欠点 もあり、さらには、外部軸10 1と内部軸102との間で適切 な摩擦力を発生させる為に、外 部軸101と内部軸102との 間の間隔を相当に小さく維持し なければならないことから、外 部軸101及び内部軸102の 加工精密度を高める等、全体的 に生産性を低める要因になって いる。

[0015]

[0016]

本発明の他の目的は、モルディングピンの使用を排除して、部品の加工による作業上の難点を解消すると共に、ユニバーサルジョイント軸の加工精密度を下

[0014]

Moreover, not only managing tightly the injection time taken to shape molding pin 105, in order to adjust the breaking force of molding pin 105 appropriately but

There are also the fault that manufacture of molding pin 105 is not easy, which should control an injection pressure precisely etc.

Furthermore, since the space between the external shaft 101 and the internal shaft 102 must be maintained fairly small in order to generate suitable frictional force between the external shaft 101 and the internal shaft 102, raising the process precision of the external shaft 101 and the internal shaft 102 etc. is the factor which lowers productivity entirely.

[0015]

Therefore, the main objective of this invention, when the collision load by collision of a vehicle adds a universal-joint shaft, the collision load is separated rapidly.

It is in providing the collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems which can ensure sufficient safety by corresponding to a collision load more effectively.

[0016]

The other objective of this invention is to provide the collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems which can lower the process precision of a universal-joint shaft and can contribute to the improvement of productivity



げて、全体的に生産性の向上に 大きく寄与することができる操 向システム用ユニバーサルジョ イント軸の衝突荷重吸収及び遮 断装置が提供することにある。 greatly entirely while eliminating use of a molding pin and solving the difficulty on operation by the process of components.

[0017]

[0017]

【課題を解決するための手段】 上記した目的を達成する為に、 本発明は、外側端部に操向コラ ムと操向ギア軸との連結の為 の、ジョイント部がそれぞれ具 備され、内側端部に所定の傾斜 角で互いに対向される傾斜端面 がそれぞれ形成された第1ジョ イント軸及び第2ジョイント軸 と、上記第1ジョイント軸及び 第2ジョイント軸の内側端部に それぞれ結合されて、その第1 ジョイント軸及び第2ジョイン ト軸が同一線上に置かれるよう に支持する連結部材と、上記連 結部材を第1ジョイント軸及び 第2ジョイント軸の端部に固定 する為の固定手段を含めて構成 したことを特徴とする操向シス テム用ユニバーサルジョイント 軸の衝突荷重吸収及び遮断装置 が提供される。

[0018]

上記傾斜端面の傾斜角度は、4 5°以下とするのが好ましい。

[0019]

本発明の一実施形態として、上 記第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸は、円形棒状であり、 上記連結部材は、所定の長さを 有する円筒体の両側に長さ方向

[SOLUTION OF THE INVENTION]

In order to attain said objective, this invention, the joint part for a connection with the steering column and the steering gear shaft comprises at the outer-side edge part, respectively, the 1st joint shaft and 2nd joint shaft with which the inclination end face which is opposed mutually at inside edge part with a predetermined inclination angle was formed, respectively, the connection member which connects to the inside edge part of a said 1st joint shaft and a 2nd joint shaft, respectively, and is supported so that the 1st joint shaft and a 2nd joint shaft may be put on the same line, fixing means for fixing said connection member to the edge part of a 1st joint shaft and a 2nd joint shaft.

It constructed including these.

The impact load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems which are characterized by the abovementioned are provided.

[0018]

It is preferable that the inclination-angle of said inclination end face considers as 45 degrees or less.

[0019]

As one embodiment of this invention, a said 1st joint shaft and a 2nd joint shaft are circular cylindrical.

As for said connection member, a connection part is formed at an intermediate part while a notch part is formed to the both sides of the



に切欠部がそれぞれ形成される と共に、中間部に連結部が形成 され、上記円筒体の両側内部に 第1ジョイント軸及び第2ジョ イント軸が挿入されて、固定手 段で固定されていることを特徴 としている。 cylindrical object which has predetermined length in the length direction, respectively, a 1st joint shaft and a 2nd joint shaft are inserted in the inside of the both sides of said cylindrical object, and it is fixed by fixing means.

The above-mentioned characterizes it.

[0020]

[0021]

上記固定手段は、第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸の端部に結合された連結部材の両側にそれぞれ形成されたリベット孔にそれぞれ挿入され、第1ジョイント軸及び第2ジョイント軸の内側端部に両側に通ずるように形成された通孔にそれぞれが高される数個のリベット(rivet)とするのが好ましい。

[0022]

【発明の実施の形態】

以下、本発明による操向システム用ユニバーサルジョイント軸 の衝突荷重吸収及び遮断装置を

[0020]

Moreover, a said 1st joint shaft and a 2nd joint shaft are square bars-like as other Embodiment of this invention.

As for said connection member, a connection part is formed at an intermediate part while a notch part is formed at the both sides of the body of the shape of a square tubular body which has predetermined length in the length direction, respectively, a 1st joint shaft and a 2nd joint shaft are inserted in the inside of the both sides of the body of the shape of said square tubular body, and it is fixed by fixing means.

The above-mentioned characterizes it.

[0021]

Said fixing means, it is inserted in the rivet hole formed to the both sides of the connection member connected by the edge part of a 1st joint shaft and a 2nd joint shaft, respectively, respectively, it considers as some rivets (rivet) fastened * fixed, respectively at the throughhole formed so that it might pass to both sides at the inside edge part of a 1st joint shaft and a 2nd joint shaft.

It is preferable.

[0022]

[Embodiment]

Hereafter, it will be as follows if Embodiment shown to the accompanying drawing demonstrates the collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint



り説明すれば、次の通りである。

添付図面に示した実施形態によ shaft for steering systems by this invention.

[0023]

図2は、ユニバーサルジョイン ト軸の衝突荷重吸収及び遮断装 置の一実施形態を説明する為の 分解斜視図であり、図3は、図 2に示す連結部材の構成を示す 斜視図であり、図4及び図5は、 この実施形態によるユニバーサ ルジョイント軸の衝突荷重吸収 及び遮断装置の作用を説明する 為の部分切欠断面図である。

[0024]

図面に示した通り、操向システ ム用ユニバーサルジョイント軸 の衝突荷重吸収及び遮断装置 は、所定の長さを有する円形棒 状の第1ジョイント軸10及び 第2ジョイント軸20と、上記 第1ジョイント軸10及び第2 ジョイント軸20の内側端部に それぞれ結合され、第1ジョイ ント軸10及び第2ジョイント 軸20を同一線上に置かれるよ うに支持する連結部材30と、 上記連結部材30を第1ジョイ ント軸10及び第2ジョイント 軸20の端部にそれぞれ固定す る為の固定手段を備えて構成さ れている。

[0025]

これをより詳説すると、上記第 1ジョイント軸10及び第2ジ ョイント軸20の外側端部に は、操向コラムと操向ギア軸と の連結の為のジョイント部1 1、21がそれぞれ具備されて おり、内側端部には、傾斜端面

[0023]

FIG. 2 is an exploded perspective view for demonstrating the one embodiment of the collision load absorption and the interrupting device of a universal-joint shaft.

FIG. 3 is a perspective diagram which shows a structure of the connection member shown in FIG. 2.

FIG.4 and FIG.5 are partial notch sectional drawing for demonstrating the action of the collision load absorption and the interrupting device of a universal-joint shaft by this Embodiment.

[0024]

As having shown on drawing, collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems, the circular rod-like 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20 which have predetermined length, the connection member 30 which is connected by the inside edge part of said 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20, respectively, and supports the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20 so that it may put on the same line, fixing means for fixing said connection member 30 to the edge part of the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20, respectively.

It has these and constructs.

[0025]

If this is explained more in full detail, in the outer-side edge part of said 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20, the joint parts 11 and 21 for a connection with the steering column and the steering gear shaft comprise, respectively, and the inclination end faces 12 and 22 are formed at the inside edge part by predetermined inclination-angle, respectively.



12、22が所定の傾斜角度で それぞれ形成されている。

[0026]

上記傾斜端面12、22は、第 1ジョイント軸10及び第2ジョイント軸20が同一線上に置 かれた状態で面接触するか、又 は、一定の間隔が維持されるように、反対方向に切り取られて いる。

[0027]

上記傾斜端面12、22の傾斜 角は、第2ジョイント軸20の 直線上移動を考慮して45°以 下に形成するのが望ましい。

[0028]

上記傾斜端面12、22の傾斜角を46°以上の鋭角で形成する場合、衝突荷重による移動や破断効果が急激に下がる。

[0029]

[0030]

[0026]

Said inclination end faces 12 and 22 are cut off in the opposite direction so that a surface contact may be carried out or an fixed space may be maintained in the state in which the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20 were put on the same line.

[0027]

As for the inclination angle of said inclination end faces 12 and 22, it is desirable to consider the transfer on linear of the 2nd joint shaft 20, and to form 45 degrees or less.

[0028]

When forming the inclination angle of said inclination end faces 12 and 22 with the acute angle of 46 degrees or more, the transfer and the breakage effect by the collision load fall rapidly.

[0029]

If the example of 1 structure of said connection member 30 is demonstrated, as having shown in FIG.2 and FIG.3, while the notch parts 32 and 32 are formed to the both sides of the cylindrical object 31 which has predetermined length in the length direction, respectively, the connection part 34 is formed at the intermediate part, respectively, the internal diameter of the cylindrical object 31 is formed greater than the diameter of the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20, and predetermined length insertion of the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20 is carried out inside the both sides of the cylindrical object 31.

[0030]



上記連結部34の破断荷重は、 傾斜端面12、22の傾斜角と リベット40の強度等を考慮し て、その幅と厚さ及び広さを調 整して実施する。

[0031]

[0031]

又、上記固定手段は、第1ジョイント軸10及び第2ジョイント軸20の端部に結合された連結部材30の両側にそれぞれ利益にそれぞれ挿入されず利益にそれぞれ挿入されず第25両側にそれぞれ神10及び第25両側に対するよう形成された通子に通子であるよう形成されに通子である。

Moreover, said fixing means, it is inserted in the rivet holes 35 and 36 formed to the both sides of the connection member 30 connected by the edge part of the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20, respectively, it constructs with some rivets 40 fastened * fixed by the throughholes 13 and 23 formed so that it might pass to both sides at the inside edge part of the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20, respectively.

The breaking force of said connection part 34

considers the inclination angle of the inclination

end faces 12 and 22, the intensity of a rivet 40,

etc., and adjusts the width and thickness, and a

breadth and implements it.

[0032]

上記連結部材30のリベット孔35、36は、適当な間隔を置いて形成されており、従って、第1ジョイント軸10及び第2ジョイント軸20の傾斜端面12、22の間には、所定の間隔が維持されるようにしてある。

[0032]

The rivet holes 35 and 36 of said connection member 30 keep a suitable space, and are formed, therefore, it is made for the predetermined space to have maintained among the inclination end faces 12 and 22 of the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20.

[0033]

[0033]

When the collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems which are constructed as mentioned above are assembled, the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20 are inserted from the outer side of the connection member 30, respectively, and the both-sides rivet holes 35 and 36 of the connection member 30 and the through-holes 13 and 23 of the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20 are made in agreement.

At this point, the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20 are maintained by the predetermined space with the space of the rivet



形成されたリベット孔35、36の間隔により、第1ジョイント軸10及び第2ジョイント軸20は、所定の間隔に維持される。以後、上記連結部材30の両側リベット孔35、36にリベット40をそれぞれ締結に、図4に示した如く、細立て、サルジョイント軸1が組立てられる。

holes 35 and 36 formed at the both sides of the connection member 30.

Henceforth, a rivet 40 is fastened, respectively to the both-sides rivet holes 35 and 36 of said connection member 30, and as shown in FIG. 4, the universal-joint shaft 1 is assembled.

[0034]

[0035]

[0034]

Although said connection member 30 can also be implemented as a tubular type which does not form the notch parts 32 and 33 at both sides, simultaneously with breakage of a rivet 40, breakage is difficult, absorption of a collision load and a interrupting effect become low extremely.

Therefore, it is a desirable structure to form the notch parts 32 and 33 to the both sides of the cylindrical object 31, respectively, and to form an intermediate part 34 so that breakage may be smoothly made at the moment of receiving a temporary collision load since breakage is possible when a collision load is received.

[0035]

The connection installation of the universal-joint shaft 1 by this invention constructed in this way is carried out between the steering column and the steering gear shaft.

However, as shown in FIG. 5, if the impact force f1 more than predetermined adds the 2nd joint shaft 20 in the direction of the arrow head currently illustrated by vehicle collision, while a rivet 40 is fractured by the inclination end face 22 of the 2nd joint shaft 20, and the inclination end face 12 of a 1st joint shaft, the connection part 34 of the connection member 30 which connects the 1st joint shaft 10 and the 2nd joint shaft 20 is fractured by them.

An impact force f1 and an angular moment f2 acting with the inclination angle of the



inclination end faces 12 and 22, and the 2nd joint shaft 20 making a predetermined angle in the direction of the total resultant force F of f1+f2 at this point, by carrying out a rotation detachment, the phenomenon in which the collision load of the 2nd joint shaft 20 is transmitted to the 1st joint shaft 10 will be prevented, and will be absorbed and the interrupted on the way.

[0036]

一方、図6及び図7は、本発明 による操向システム用ユニバー サルジョイント軸の衝突荷重吸 収及び遮断装置の他の実施形態 を示すもので、所定の長さを有 する四角棒状の第1ジョイント 軸50及び第2ジョイント軸6 0と、上記第1ジョイント軸5 0と第2ジョイント軸60の内 側端部にそれぞれ結合されて第 1ジョイント軸50及び第2ジ ョイント軸60を同一線上に置 かれるように支持する連結部材 70と、上記連結部材70を第 1ジョイント軸50及び第2ジ ョイント軸60の端部にそれぞ れ固定する為の固定手段より構 成されている。

[0037]

上記第1ジョイント軸50及び第2ジョイント軸60の外側端部には、操向コラムと操向ギア軸との連結の為のジョイント部51、61がそれぞれ具備されており、内側端部には、傾斜端面52、62が所定の傾斜角度でそれぞれ形成されている。

[0036]

On the other hand, FIG.6 and FIG.7 are what show other Embodiment of the collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems by this invention.

The square rod-like 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60 which have predetermined length, the connection member 70 which is connected to the inside edge part of said 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60, respectively, and supports the 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60 so that it may put on the same line, fixing means for fixing said connection member 70 to the edge part of the 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60, respectively.

These construct.

[0037]

In the outer-side edge part of said 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60, the joint parts 51 and 61 for a connection with the steering column and the steering gear shaft comprise, respectively, the inclination end faces 52 and 62 are formed in the inside edge part by predetermined inclination-angle, respectively.



[0038]

上記傾斜端面52、62は、上記の実施形態と同様、第1ジョイント軸50及び第2ジョイイト軸60が同一線上に置か、大軸60が同一接触するか、ように関係が維持されては、一定対方向に切取られており、よりは第2ジョイント軸60の移動を考慮して、45°以下に形成するのが望ましい。

[0039]

[0040]

又、上記固定手段は、第1ジョイント軸50及び第2ジョイント軸60の端部に結合されたれたりである。これでは、70の両側にそれぞれで第1がれたりが第2ジョイント軸60の内側端部にたりがある。63にそれぞれ締結・10を10のリベット80よりながある数個のリベット80より

[0038]

Like said Embodiment, said inclination end faces 52 and 62 are cut off in the opposite direction so that a surface contact may be carried out in the state in which the 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60 are put on the same line or an fixed space may be maintained, as for the inclination-angle of said inclination end faces 52 and 62, it is desirable to form 45 degrees or less, to consider the movement on linear of the 2nd joint shaft 60.

[0039]

In said connection member 70, while the notch parts 72 and 73 are formed to the both sides of the square tubular-body-like body 71 which has predetermined length in the length direction, respectively

The connection part 74 is formed to the intermediate part, respectively.

The internal height of the square tubular-body-like body 71 is formed greater than the thickness of the 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60, and predetermined length of the 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60 is inserted in the inside of the both sides of the cylindrical body 71.

[0040]

Moreover, said fixing means, it is inserted in the rivet holes 75 and 76 formed at the both sides of the connection member 70 connected by the edge part of the 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60, respectively, it constructs from some rivets 80 fastened * fixed by the throughholes 53 and 63 formed so that it might pass to both sides at the inside edge part of the 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60, respectively.



構成されている。

[0041]

上記連結部材70のリベット孔75、76は、適当の間隔を置いて形成されており、従って、第1ジョイント軸50及び第2ジョイント軸60の傾斜端面52、62の間には、所定の間隔が維持されるようにする。

[0042]

この実施形態による操向システ ム用ユニバーサルジョイント軸 の衝突荷重吸収及び遮断装置 は、上記した第1の実施形態と 同様、車輌衝突により第2ジョ イント軸60に所定以上の衝突 力が加えれば、その第2ジョイ ント軸60の傾斜端面62と第 1ジョイント軸50の傾斜端面 52によりリベット80が破断 されると共に、第1ジョイント 軸50と第2ジョイント軸60 を連結する連結部材70の連結 部74が破断される。この時、 傾斜断面52、62の傾斜角度 により衝突力と回転モーメント が作用して、第2ジョイント軸 60が衝突力と回転モーメント の合力が作用する方向に所定の 角度をなしつつ、回転離脱され、 従って、第2ジョイント軸60 の衝突荷重が第1ジョイント軸 50に転達される現象を防止 し、途中で吸収及び遮断される ことになる。

[0043]

【発明の効果】

[0041]

The rivet holes 75 and 76 of said connection member 70 keep a suitable space, and are formed, therefore a predetermined space is maintained among the inclination end faces 52 and 62 of the 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60.

[0042]

The collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems by this Embodiment, like said 1st Embodiment if the impact force more than predetermined adds to the 2nd joint shaft 60 by vehicle collision, while a rivet 80 will be fractured by the inclination end face 62 of the 2nd joint shaft 60, and the inclination end face 52 of the 1st joint shaft 50, the connection part 74 of the connection member 70 which connects the 1st joint shaft 50 and the 2nd joint shaft 60 is fractured.

At this point, an impact force and an angular moment act by the inclination-angle of the inclination cross-sections 52 and 62, a rotation detachment is carried out the 2nd joint shaft 60 making a predetermined angle in the direction in which an impact force and a resultant force of an angular moment act, therefore, the phenomenon in which the collision load of the 2nd joint shaft 60 is transmitted to the 1st joint shaft 50 will be prevented, and it will be absorbed and interrupted on the way.

[0043]

[EFFECT OF THE INVENTION]



以上説明した通り、本発明によ る操向システム用ユニバーサル ジョイント軸の衝突荷重吸収及 び遮断装置は、外側端部に操向 コラムと操向ギア軸との連結の 為のジョイント部がそれぞれ具 備され、内側端部に所定の傾斜 角度で互いに対向される傾斜端 面がそれぞれ形成された第1ジ ョイント軸及び第2ジョイント 軸と、上記第1ジョイント軸及 び第2ジョイント軸の内側端部 にそれぞれ結合され、その第1 ジョイント軸及び第2ジョイン ト軸が同一の線上に置かれるよ うに支持する連結部材と、上記 連結部材と第1ジョイント軸及 び第2ジョイント軸の端部に固 定する為の固定手段とを含んで 構成されていることにより、車 輌の衝突による衝突荷重に、よ り迅速に対応して十分の安全性 が確保される。また、装置を構 成する部品の加工による作業上 の難点を排除し、かつ加工精密 性を下げて、全体的の生産性向 上に大きく寄与する効果があ る。

load absorption and The collision interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems by this invention as demonstrated above, the joint part for a connection at the outer-side edge part with the steering column and the steering gear shaft comprises, respectively, the 1st joint shaft and 2nd joint shaft with which the inclination end face which can oppose an inside edge part mutually by predetermined inclination-angle was formed, respectively, the connection member which the inside edge part of a said 1st joint shaft and a 2nd joint shaft connects, respectively, and is supported so that the 1st joint shaft and a 2nd joint shaft may be put on the same line, fixing means for fixing to the edge part of said connection member and 1st joint shaft, and a 2nd joint shaft

It constructs including these.

Thereby, it corresponds rapidly the collision load by collision of a vehicle, and sufficient safety is ensured.

And, the difficulty on operation by the process of the components which construct an apparatus is eliminated, and process precise property is lowered, and there is an effect which contributes greatly on an entire production disposition.

【図面の簡単な説明】

【図1】

従来の技術による操向システム 用ユニバーサルジョイント軸の 衝突荷重吸収及び遮断装置の一 例を説明する為の部分切欠断面 図である。

【図2】

本発明によるユニバーサルジョイント軸の衝突荷重吸収及び遮

[BRIEF EXPLANATION OF DRAWINGS]

[FIG.1]

It is partial notch sectional drawing for demonstrating an example of the collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft for steering systems by the PRIOR ART.

[FIG.2]

It is an exploded perspective view for demonstrating a first Embodiment of the collision load absorption and the interrupting



する為の分解斜視図である。

断装置の第1の実施形態を説明 device of the universal-joint shaft by this invention.

【図3】

す斜視図である。

【図4】

第1の実施の形態の作用を説明 する図であり、衝突荷重が加わ っていない状態を示す部分切欠 断面図である。

【図5】

第1の実施の形態の作用を説明 する図であり、衝突した瞬間の 衝突荷重吸収及び遮断作用を説 明する為の部分切欠断面図であ る。

【図6】

本発明によるユニバーサルジョ イント軸の衝突荷重吸収及び遮 断装置の第2の実施形態を説明 する為の分解斜視図である。

【図7】

図6に示す連結部材の構成を示 す斜視図である。

【符号の説明】

1;ユニバーサルジョイント軸 10:第1ジョイント軸 11、21;ジョイント部 12、22;傾斜端面 2 3 3 、 通孔 20:第2ジョイント軸 0 ; 連 結 部 31;円筒胴体

3 3 ; 切欠部

[FIG.3]

図2に示す連結部材の構成を示 It is the perspective diagram which shows a structure of the connection member shown in FIG. 2.

[FIG.4]

It is a figure explaining the action of the form of a first implementation.

It is partial notch sectional drawing which shows the state which the impact load does not add.

[FIG.5]

It is a figure explaining the action of the form of a first implementation.

It is partial notch sectional drawing for demonstrating collision load absorption and an interruption action of the moment of colliding.

[FIG.6]

It is an exploded perspective view for demonstrating 2nd Embodiment of the collision load absorption and the interrupting device of the universal-joint shaft by this invention.

[FIG.7]

It is the perspective diagram which shows a structure of the connection member shown in FIG. 6.

[EXPLANATION OF DRAWING]

1; universal-joint shaft 10; 1st joint shaft 11 21; joint part 12 22; inclination end face 13 23; through-hole 20; 2nd joint shaft 30; connection member 材 31; cylindrical body 32 33; notch part 34; connection part 35 36: Rivet hole

2 、

3 4 ; 連結部

40; rivet



3 5 、 3 6 : リベット孔 50: 1st joint shaft 40;リベット

50:第1ジョイント軸

51、61; ジョイント部

5 2 、 6 2 : 傾斜端面

53、63;通孔

6 0 : 第 2 ジョイント軸 72 73; notch part

70;連結部材

体 75 76; rivet hole 7 1 : 円筒

72、73; 切欠部

7 4 ; 連 部

75、76;リベット孔

80;リベット

【図1】

[FIG.1]

80; rivet

51 61; joint part

53 63; through-hole

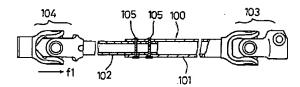
71: Cylindrical body

74; connection part

60: 2nd joint shaft

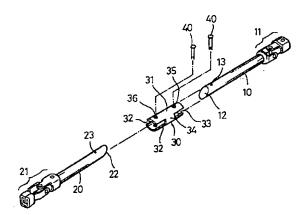
52 62: Inclination end face

70; connection member



【図2】

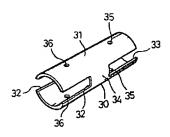
[FIG.2]





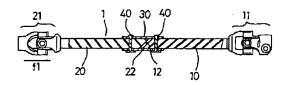
【図3】

[FIG.3]



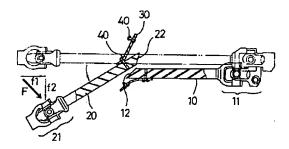
【図4】

[FIG.4]



【図5】

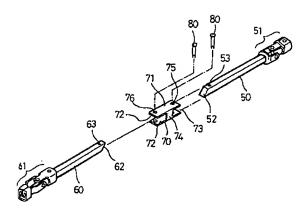
[FIG.5]



【図6】

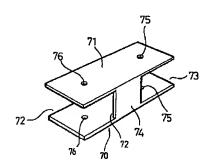
[FIG.6]





【図7】

[FIG:7]





DERWENT TERMS AND CONDITIONS

Derwent shall not in any circumstances be liable or responsible for the completeness or accuracy of any Derwent translation and will not be liable for any direct, indirect, consequential or economic loss or loss of profit resulting directly or indirectly from the use of any translation by any customer.

Derwent Information Ltd. is part of The Thomson Corporation

Please visit our home page:

"WWW.DERWENT.CO.UK" (English)
"WWW.DERWENT.CO.JP" (Japanese)